(12) NACH DEM VERTRAG ÜBER DIE INTERNATIONALE ZUSAMMENARBEIT AUF DEM GEBIET DES PATENTWESENS (PCT) VERÖFFENTLICHTE INTERNATIONALE ANMELDUNG

(19) Weltorganisation für geistiges Eigentum Internationales Büro



- 1984 - 1110 - 1110 - 1110 - 1110 - 1110 - 1110 - 1110 - 1110 - 1110 - 1110 - 1110 - 1110 - 1110 - 1110 - 1110

(43) Internationales Veröffentlichungsdatum 15. Mai 2003 (15.05.2003)

PCT

(10) Internationale Veröffentlichungsnummer WO 03/040017 A1

(51) Internationale Patentklassifikation⁷: B65G 1/04 // B66F 9/14

B66F 9/07,

(21) Internationales Aktenzeichen:

PCT/EP02/12451

(22) Internationales Anmeldedatum:

7. November 2002 (07.11.2002)

(25) Einreichungssprache:

Deutsch

(26) Veröffentlichungssprache:

Deutsch

(30) Angaben zur Priorität:

101 54 787.0 8. November 2001 (08.11.2001) DE

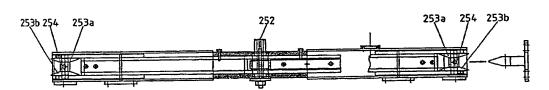
- (71) Anmelder (für alle Bestimmungsstaaten mit Ausnahme von US): KRUSCHE LAGERTECHNIK AG [DE/DE]; Schrannenplatz 6, 85435 Erding (DE).
- (72) Erfinder; und
- (75) Erfinder/Anmelder (nur für US): LUKAS, Gunther

[DE/DE]; Lichtensternstr. 19, 92711 Parkstein (DE). KRUSCHE, Arnold [DE/DE]; Im Kleinfeld 32, 35584 Wetzlar (DE). HAFENEDER, Anton [DE/DE]; Holunderstr. 2, 84079 Bruckberg (DE).

- (74) Anwälte: JEHLE, Volker usw.; Bosch, Graf v. Stosch, Jehle, Theatinerstr. 8, 80333 München (DE).
- (81) Bestimmungsstaaten (national): AE, AG, AL, AM, AT, AU, AZ, BA, BB, BG, BR, BY, BZ, CA, CH, CN, CO, CR, CU, CZ, DE, DK, DM, DZ, EC, EE, ES, FI, GB, GD, GE, GH, GM, HR, HU, ID, IL, IN, IS, JP, KE, KG, KP, KR, KZ, LC, LK, LR, LS, LT, LU, LV, MA, MD, MG, MK, MN, MW, MX, MZ, NO, NZ, OM, PH, PL, PT, RO, RU, SC, SD, SE, SG, SI, SK, SL, TJ, TM, TN, TR, TT, TZ, UA, UG, US, UZ, VC, VN, YU, ZA, ZM, ZW.
- (84) Bestimmungsstaaten (regional): ARIPO-Patent (GH, GM, KE, LS, MW, MZ, SD, SL, SZ, TZ, UG, ZM, ZW), eurasisches Patent (AM, AZ, BY, KG, KZ, MD, RU, TJ, TM), europäisches Patent (AT, BE, BG, CH, CY, CZ, DE,

[Fortsetzung auf der nächsten Seite]

- (54) Title: LOAD RECEIVING MEANS FOR A SYSTEM FOR OPERATING STORAGE UNITS
- (54) Bezeichnung: LASTAUFNAHMEMITTEL FÜR EIN SYSTEM ZUM BEDIENEN VON LAGEREINHEITEN



- (57) Abstract: The invention relates to a system for operating storage units. The inventive system enables quick storage and removal therefrom and exhibits an optimum redundancy capacity. In order to counteract shortfalls in individual shelf operation devices, the inventive load receiving means (200) acts as a support for a system for operating storage units, especially high shelf storage units, comprising means (253,254) for mechanical connection to a shelf unit (2), a lift device (211) and a device (230) arranged thereon for the transversal movement of loads, whereby the means for connection to a shelf unit has an electric drive unit with a pinion gear (252), driving a toothed rack (251a,251b) and the toothed rack is arranged and embodied in such a way that when the pinion gear is rotated said toothed rack moves laterally outside the load receiving means, and the toothed racks are respectively provided with means (253,254) which protrude from the ends thereof above the load receiving means, engaging into corresponding receiving devices (255) on the shelf units.
- (57) Zusammenfassung: Die Aufgabe ein System bum Bedienen von Lagereinheiten bereitzustellen, welches einerseits schnelle Ein- und Auslagerungszeiten leisten kann, sowie ferner eine optimale Redundanzkapazität aufweist, um einen Ausfall einzelner Regalbediengeräte bestmöglich zu begegnen, wird unterstützend durch die erfindungsgmässen Lastaufnahmemittel (200) für ein System zum Bedienen von Lagereinheiten, insbesondere von Hochregallagern gelöst, mit Mitteln (253, 254) zum mechanischen Verbinden mit einer Regaleinheit (2), einer Hubvorrichtung (211) und einer darauf angeordneten Vorrichtung (230) zum transversalen Bewegen von Lasten, wobei das mittel zum Verbinden mit einer Regaleinheit einen elektrischen Antrieb mit einem Ritzel (252) aufweist, welche eine Zahnstange (251a,251b) antreibt und die Zahnstange so angeordnet und ausgebildet ist, das sie bei Rotation des Ritzels seitlich aus dem Lastaufhahmemittel ausfährt und die Zahnstangen jeweils an ihren über das Lastaufnahmemittel herausstehenden Enden Mittel (253,254) aufweisen, die in entsprechende Aufnahmevorrichtungen (255) an den Regaleinheiten eingreifen.

NO 03/040017 A



DK, EE, ES, FI, FR, GB, GR, IE, IT, LU, MC, NL, PT, SE, SK, TR), OAPI-Patent (BF, BJ, CF, CG, CI, CM, GA, GN, GQ, GW, ML, MR, NE, SN, TD, TG).

Zur Erklärung der Zweibuchstaben-Codes und der anderen Abkürzungen wird auf die Erklärungen ("Guidance Notes on Codes and Abbreviations") am Anfang jeder regulären Ausgabe der PCT-Gazette verwiesen.

Veröffentlicht:

- mit internationalem Recherchenbericht
- vor Ablauf der f\u00fcr Änderungen der Anspr\u00fcche geltenden Frist; Ver\u00f6ffentlichung wird wiederholt, falls \u00e4nderungen eintreffen

1

5

10

30

Lastaufnahmemittel für ein System zum Bedienen von Lagereinheiten

Gegenstand der vorliegenden Erfindung ist ein Lastaufnahmemittel für ein System zum Bedienen von Lagereinheiten, insbesondere von Hochregallagern unter Zuhilfenahme eines Regalbediengerätes, welches stets über eine entsprechenden Bodenfreiheit unterhalb eines Lastaufnahmemittels verfügt.

Zur Realisierung von Rationalisierungseffekten in der Lagerlogistik ist man bestrebt, einzelne Lagereinheiten räumlich zusammenzufassen und damit Lagerkapazitäten zu vergrößern. Um dennoch günstige Zugriffszeiten, d.h. Einlager- und Auslagerzeiten erzielen zu können, ist es notwendig, neben der Ausgestaltung entsprechender Regaleinheiten Systeme und Konzepte zu schaffen, die es erlauben, Güter unterschiedlicher Abmessungen, unterschiedlichen Gewichts und Schwerpunktsverteilung ziel- und zeitorientiert ein- und auszulagern und zur Absicherung gegen einen etwaigen Ausfall dieser Regalbediengeräte entsprechende Redundanzkapazitäten vorzusehen.

Aufgabe der vorliegenden Erfindung ist es daher, ein System zum Bedienen von Lagereinheiten bereitzustellen, welches einerseits schnelle Ein- und Auslagerungszeiten leisten kann, sowie ferner eine optimale Redundanzkapazität aufweist, um einen Ausfall einzelner Regalbediengeräte bestmöglich zu begegnen.

Diese Aufgabe wird durch das erfindungsgemäße System zum Bedienen von Lagereinheiten, insbesondere von Hochregallagern gelöst, bestehend aus einer Vielzahl von Regaleinheiten, die so ausgebildet und in einem Raum angeordnet sind, daß zumindest eine äquidistante Gasse gebildet wird, weiterhin bestehend aus mindestens einem Regalbediengerät, bestehend aus

2

einer Verfahreinrichtung, welche auf Schienen in Längsrichtung der Gasse bewegbar ist; einer Steuereinheit zur Steuerung der Bewegung der Verfahreinrichtung; Mittel zur Positionsbestimmung der Verfahreinrichtung in der Gasse; einem an Seilen unterhalb der Verfahreinrichtung hängenden erfindungsgemäßen Lastaufnahmemittel; Mittel zur Positionsbestimmung des Lastaufnahmemittels gegenüber der Verfahreinrichtung; Mittel zur mechanischen Verbindung des Lastaufnahmemittels mit einer Regaleinheit.

Vorteilhafte Weiterbildungen der vorliegenden Erfindung sind in den Unteransprüchen gekennzeichnet.

10

5

Das erfindungsgemäße System zum Bedienen von Lagereinheiten besteht im wesentlichen aus einzelnen Regalbediengeräten jeweils mit zwei dynamischen Baueinheiten, der Verfahreinrichtung und dem Lastaufnahmemittel, sowie einer statischen Baueinheit, dem Regallager bestehend aus einzelnen Regallagereinheiten, beliebiger Länge und Ausdehnung.

15

Die beide dynamischen Baueinheiten sind über forminstabile Verbindungselemente, beispielsweise Stahlseile, Ketten oder ähnlichem miteinander verbunden.

Als statisch fixierte Baueinheit des erfindungsgemäßen Systems sind mehrere Regaleinheiten, vorzugsweise Hochregallagereinheiten vorgesehen, die durch äquidistante Gassen voneinander getrennt sind und in nahezu beliebig großen Räumen angeordnet werden können.

Funktionsprinzip des erfindungsgemäßen Systems

25

Mit dem erfindungsgemäßen System können beliebige Güter effizient in einem Lager einund ausgelagert werden, und aufgrund der Möglichkeit, mehrere Regalbediengeräte in einer Regalgasse anzuordnen und diese auch gleichzeitig zu bedienen, wird eine kurze Zugriffszeit und somit eine hohe Wirtschaftlichkeit erreicht.

30

Nach dem Aufbau der Hochregaleinheiten, wobei sowohl die Anzahl der übereinander befindlichen Lagereinheiten als auch die Länge der Lagereinheiten sowie die Anzahl der jeweiligen Gassen wählbar ist, werden die Regalbediengeräte in den entsprechenden Gassen angeordnet.

Aufgrund der bestehenden Bodenfreiheit unterhalb einer jeden Verfahreinrichtung und Lastaufnahmemittel ist es möglich, in jede einzelne Ebene des Hochregallagerkomplexes eine Verfahreinrichtung mit daran angeordneter Lastaufnahmemitteln vorzusehen.

5

Bei einem Hochregallager, welches beispielsweise 5 Regaleinheiten aufweist und 6 Regalebenen umfaßt ist es beispielsweise möglich, in die 4 äquidistant ausgebildeten Regalgassen jeweils maximal 6 Regalbediengeräte anzuordnen und im Bedarfsfall alle 6 Regalbediengeräte, entsprechend einem Steuerungsprogramm zu betreiben, so daß in der Summe 24 Regalbediengeräte bereit stehen.

Erfindungsgemäß läuft das Einlagern von beliebig ausgebildeten Lasten, d.h. Lasten unterschiedlicher Größe, unterschiedlichem Gewicht und unterschiedlicher Abmessung nach folgendem Verfahrensschema ab:

15

10

- Aufnehmen der Last mittels einer in dem Lastaufnahmemittel integrierten Hubvorrichtung, wobei an der Hubvorrichtung eine Verschiebeeinrichtung angeordnet ist, die eine Transversalbewegung der Last erlaubt;
- 2. "Zentrieren" der Last auf dem Lastaufnahmemittel;

20

- 3. gleichzeitig/nachfolgend zu "2." Berechnen eines Verfahrweges ausgehend von den gegenwärtigen Position zum Zielort;
- 4. Bewegungsaufnahme der Verfahreinrichtung in Richtung Zielort;
- 5. Steuerungsablauf der Bewegung der Verfahreinrichtung und des Lastaufnahmemittels;

25

6. Ankunft am Zielort (bspw. Zielregaleinheit), wobei sowohl die Verfahreinrichtung als auch das Lastaufnahmemittel den Bewegungsablauf vollständig abgeschlossen hat;

30

- Verriegeln des Lastaufnahmemittels auf der Ebene der Zielregaleinheit unter Herstellung einer Formschluß- oder Kraftschlußverbindung mit den benachbarten Regaleinheiten;
- 8. Anheben der Last mittels Hubvorrichtung;
- 9. Transversalbewegung der Last mittels integrierter Verschiebeeinrichtung;
- 10. Plazieren der Last in der entsprechenden Zielregaleinheit;

4

- 11. Absenken der Hubvorrichtung und Reversion der Transversalbewegung;
- 12. Lösen der Verankerung in der Regaleinheit;
- 13. Optionales Bereitschaftssignal für nächsten Ein-/Auslagerungsauftrag.

Erfindungsgemäß werden alle in einer Gasse befindlichen Lagerbediengeräte über eine entsprechende Steuerung koordiniert, d.h. ein Steuerungssystem kennt aufgrund entsprechender
Sensoreinheiten zu jedem Zeitpunkt den jeweiligen Bewegungszustand und Ort einer jeden
Regalbediengerät in einer Gasse und ist somit in der Lage, eine Kollision von gleichzeitig bewegenden Regalbediengeräten zu vermeiden. Hierzu weist jedes Regalbediengerät eine Steuerungselektronik auf, die über entsprechende Sensoren bzw. Meßeinrichtungen den Bewegungs- oder Ruhezustand bestimmt und diesen einer zentralen Steuereinheit übermittelt.

Zur Bestimmung des jeweiligen Bewegungszustands weist ein Regalbediengerät eine Steuereinheit auf, die vorzugsweise in der Verfahreinrichtung angeordnet ist und sowohl den Antrieb der Verfahreinrichtung als auch den Antrieb der Seilspulen steuert bzw. regelt.

Ferner weist die Verfahreinrichtung Mittel auf, um sowohl die relative Position der an den Seilen hängenden Lastaufnahmemitteln gegenüber der Verfahreinrichtung festzustellen, wobei insbesondere die dynamische Positionsänderung des Lastaufnahmemittels aufgrund der Bewegung der Verfahreinrichtung festgestellt wird.

20

15 .

Die relative Position des Lastaufnahmemittels ist beispielsweise über eine Distanzmessung zwischen Verfahreinrichtung und Lastaufnahmemittel oder über entsprechende Winkelmessungen der beiden Einheiten zueinander möglich, wobei die Messungen optischer, mechanischer oder elektrischer Art sein können.

25

30

Da die Meßergebnisse hinsichtlich der relativen Position des Lastaufnahmemittels gegenüber der Verfahreinrichtung in entsprechende Rechenalgorithmen implementiert werden, um ungewünschte Pendelsituationen des Lastaufnahmemittels zu vermeiden, ist eine entsprechend hohe Präzision und rasche Meßwertermittlung notwendig. Eine bevorzugte Meßwertermittlung wird beispielsweise mit Hilfe des Winkelmeßverfahrens und entsprechender Winkelmeßvorrichtungen erzielt, die in der DE 101 22 142.8 beschrieben sind.

Aufgrund der vorzugsweise in der Verfahreinrichtung integrierten Steuerung ist es möglich, jedes Regalbediengerät so zwischen dem Start- und Zielort zu bewegen, daß im wesentlichen keine Pendelschwingungen des Lastaufnahmemittels aufkommen, sondern lediglich eine einzige Amplitudenschwingung entsteht, d.h. das Lastaufnahmemittel setzt sich aufgrund der Trägheit später als die Verfahreinrichtung in Bewegung und eilt somit der Verfahreinrichtung nach; beim Abbremsen der Verfahreinrichtung wird die Verzögerung so gesteuert, daß das Lastaufnahmemittel im Zielort im wesentlichen gleichzeitig mit der Verfahreinrichtung zum Stoppen gelangt.

- Aufgrund der Tatsache, daß das Steuerungssystem ständig die präzise Position der Verfahreinrichtung und der daran hängenden Lastaufnahmemittel kennt, können alle Bewegungen
 innerhalb einer Gasse zuverlässig aufeinander abgestimmt werden, so daß eine Kollision einzelner Verfahreinrichtungen mit Lastaufnahmemitteln vermieden werden kann.
- Durch die Anordnung von mehreren Verfahreinrichtungen in einer Regalgasse ist es möglich, ausgefallene Regalbediengerät zumindest teilweise in ihrer Funktion zu ersetzen, so daß die Zugriffsmöglichkeit auf die eingelagerten Lasten und Güter stets gewährleistet werden kann.
 - Lediglich bei Ausfall des obersten Regalbediengeräts kann auf die in der obersten Ebene der Regalgasse eingelagerten Güter nicht mehr zugegriffen werden, bei Ausfall eines darunter befindlichen Regalbediengeräts ist es jedoch stets möglich, die Aufgaben von einem darüber befindlichen Regalbediengerät zu erfüllen, so daß auch ein Totalausfall von mehreren Regalbediengeräten keine wesentliche Einschränkung in der Verfügbarkeit der eingelagerten Güter zur Folge hat, soweit nicht die oberste Regalbediengerät betroffen ist.

25

20

5

Erste Baueinheit

Verfahreinrichtung

Das Lastaufnahmemittel hängt an forminstabilen Verbindungselementen, beispielsweise Stahlseilen, Ketten oder ähnlichem an einer Verfahreinrichtung. Jede einzelne Verfahreinrichtung ist schienengebunden auf einem bestimmten Niveau des erfindungsgemäßen Lagersystems, welches es nie verläßt.

6

Lediglich zum Ein- bzw. Auslagern der Lasten oder zum Transport in entfernte Lagereinheiten können entsprechende Schienen auch außerhalb der Regallagereinheiten verlegt werden. In der Verfahreinrichtung sind folgende Baugruppen integriert:

5

- Steuerungseinheit;
- Antriebseinheit für die Verfahreinrichtung;
- Antriebseinheit für die Seilspulen;
- Führungseinheit zur Schienenführung

10

15

Erfindungsgemäß ist in jeder Verfahreinrichtung eine Steuereinheit integriert und alle Steuereinheiten der in einer Gasse befindlichen Verfahreinrichtungen sind über entsprechende Kommunikationsschnittstellen miteinander verbunden. Beispielsweise kann die Kommunikation der einzelnen Steuereinheiten drahtlos über ein Funksignal oder auf optischem Wege erfolgen. Die Koordination und Abstimmung der Bewegungsabläufe der jeweiligen Regalbediengeräte wird vorteilhafterweise von einer zentralen Steuereinheit vorgenommen, wobei diese zentrale Steuereinheit sowohl ortsfest an einer Regaleinheit als auch mobil an einer ausgewählten Verfahreinrichtung angeordnet sein kann.

20

25

30

Neben entsprechenden Einrichtungen zur Aufnahme entsprechender Bewegungsdaten umfaßt jede Steuereinheit zumindest einen Prozessor mit einem darin hinterlegten Rechenprogramm mit Hilfe dessen, aufgrund der ermittelten Positionsdaten der Verfahreinrichtung und des Lastaufnahmemittels der Bewegungsablauf dieser beiden Einheiten zum Zielort gesteuert wird.

Steuereinheit

Um unerwünschte Pendelbewegungen des Lastaufnahmemittels während der Bewegung zu verhindern, können unterschiedliche Verfahren vorgenommen werden. Im Rahmen einer Regelschleife ist es beispielsweise möglich, Ist-Werte mit entsprechenden Soll-Werten eines nach den Kriterien der optimalen Steuerung berechneten Bewegungsablaufs des Lastaufnahmemittels zu vergleichen und eine stetige Regelung vorzunehmen.

Bei einem anderen Verfahren ist es möglich, ausgehend von einer Ist-Position des Lastaufnahmemittels, stets einen neuen Verfahrweg zu berechnen und dem entsprechend die Seillängen an den Seilspulen sowie die Verzögerung oder Beschleunigung der Verfahreinrichtung zu bestimmen.

Zur Vermeidung von Pendelbewegungen kann das erfindungsgemäße System zumindest zwei Einstellgrößen beeinflussen: Beschleunigung bzw. Verzögerung der Verfahreinrichtung und die Seillängenänderung im vorderen bzw. hinteren Bereich des Lastaufnahmemittels.

10

15

25

30

5

Die in der Steuereinheit hinterlegten Programmalgorithmen verändern je nach Bedarf (d.h. bspw. unter Berücksichtigung des gegenwärtigen Zustands des Systems, insbesondere Position und Geschwindigkeit des Lastaufnahmemittels, Lage des Zielorts, der Position und Geschwindigkeit der anderen Verfahreinrichtungen in der Gasse, der gegenwärtigen Seillängen und der Seillängen am Zielort) die Parameter Geschwindigkeit und Beschleunigung der Verfahreinrichtung und die Seillängen, ggf. jeweils im vorderen und hinteren Bereich des Lastaufnahmemittels.

1½ 1+#

20 Wegmeßvorrichtung für Verfahreinrichtung

Zur Bestimmung der jeweiligen Position der Verfahreinrichtung sind auf der Verfahreinrichtung bzw. in der Regaleinheit, die zum Transport der Verfahreinrichtung dienen, entsprechende Wegmeßsysteme vorgesehen, die es erlauben, die präzise Position einer jeden Verfahreinrichtung in einer Gasse zu bestimmen. Diese Wegmeßsysteme können beispielsweise auf entsprechenden Induktionsmeßgebern beruhen oder mit Hilfe von Laserstrahlen, die von einer Referenzplatte zurückgeworfen werden Daten ermitteln, die zur weiteren Verarbeitung an die Steuereinheit übermittelt werden. Aus den so gewonnenen Daten der Positionsbestimmung bzw. – änderung läßt sich mittels entsprechender Datenverarbeitungsprogramme die Geschwindigkeit und Beschleunigung/Verzögerung, sowie deren Änderung berechnen, so daß der relative Bewegungszustand der Verfahreinrichtung zur Regaleinheit stets bekannt ist. Ebenso sind andere Wegmeßsysteme, die auf optischer Funktionsweise basieren möglich.

10

15

20

25

Antriebseinheit der Verfahreinrichtung

Um einen zuverlässigen Antrieb der Verfahreinrichtungen zu gewährleisten sind diese zweckmäßigerweise mit Rädern ausgestattet, so daß eine entsprechende Kraft/Momentenübertragung auf eine Schiene erfolgen kann.

Zweckmäßigerweise sind an der Verfahreinrichtung mindestens zwei Räderpaare (d.h. in einem vorderen Bereich und einem hinteren Bereich) vorgesehen, wobei beide Räderpaare vorteilhafterweise antreibbar ausgebildet sind, um auch bei schwereren Lasten eine zuverlässige Antriebsleistung realisieren zu können.

Vorteilhafterweise ist die Schiene mit einer im wesentlichen planen Oberfläche versehen auf der die Antriebsräder abwälzen können. Es ist jedoch auch möglich die Schienen als Zahnstangen auszubilden, so daß entsprechende Zahnräder zum Antrieb Verwendung finden.

Weiterhin ist es möglich, den Antrieb der Verfahreinrichtung über entsprechende Transportbänder vorzunehmen. Wird beispielsweise das Antriebsaggregat in einer Regaleinheit integriert und die Verfahreinrichtung über entsprechende Treibriemen oder Bänder angetrieben, so kann das zu beschleunigende bzw. zu verzögernde Lastgewicht um die Masse des Antriebsaggregats reduziert werden.

Die erfindungsgemäße Verfahreinrichtung wird über mindestens einen Elektromotor angetrieben, der über entsprechende Getriebestangen das Antriebsmoment auf mindestens zwei Antriebsräder überträgt und so die Verfahreinrichtung beschleunigt bzw. abbremst. Vorteilhafterweise wird zumindest eine Seite der erfindungsgemäßen Verfahreinrichtung über eine entsprechende Schienenführung geführt, so daß Spurtreue innerhalb einer gewissen Toleranz über die gesamte Länge der Schiene gewährleistet ist.

30 Seilspulen auf den Verfahreinrichtungen

Zum Heben und Senken des Lastaufnahmemittels sind zweckmäßigerweise vier Spulen vorgesehen, auf denen das forminstabile Verbindungselement aufgespult wird. Um stets eine

entsprechend der Steuerung gewünschte Ausrichtung des Lastaufnahmemittels zu gewährleisten, werden zumindest zwei Seilspulen synchron angetrieben, zweckmäßigerweise sind die beiden hinteren und vorderen Seilspulen jeweils synchronisiert. Es ist jedoch auch möglich, lediglich zwei Spulen auf der Verfahreinrichtung anzuordnen, um bspw. das Gewicht zu reduzieren oder Mittel zum Synchronisieren der Seilspulen zu vermeiden.

Auflaufbremse

5

10

15

20

25

30

Das Lastaufnahmemittel ist an vier forminstabilen Verbindungselementen, vorzugsweise Stahlseilen an der Verfahreinrichtung befestigt und die jeweilige Ausfahrlänge sowohl über in den jeweiligen Seilspulen integrierten Seillängengebern als auch über entsprechende Winkelmeßvorrichtung zu ermitteln. Um jedoch eine Beschädigung der einzelnen mechanischen Elemente im Lastaufnahmemittel durch eine ungewollte Kollision des Lastaufnahmemittels mit der Verfahreinrichtung zu verhindern ist sowohl am Lastaufnahmemittel als auch an der Verfahreinrichtung eine entsprechende Vorrichtung angebracht, die ein zuverlässiges Abbremsen und Stoppen der Seilspulen bewirkt.

Diese Auflaufbremse besteht aus zwei Bauelementen, einem ersten Bauelement, welches an der Verfahreinrichtung angeordnet ist und einem zweiten Bauelement, welches auf dem Lastaufnahmemittel vorgesehen ist.

Das erste Bauelement besteht vorteilhafterweise aus einer kegelstumpfförmigen Ausnehmung und einer darüber zentriert angeordneten Schaltervorrichtung, die unmittelbar mit der Stromzufuhr der elektrisch angetriebenen Seilspulen verbunden ist. Die zweite Baueinheit weist einen kegelstumpfförmigen Körper aus, der federgelagert auf einem Bolzen angeordnet ist und nach Einfügen in die kegelstumpfförmige Aussparung an dieser im wesentlichen formschlüssig aufliegt.

Bei einer anderen bevorzugten Ausführungsform der erfindungsgemäßen Auflaufbremse ist an der Verfahreinrichtung eine hülsenförmige Vorrichtung mit darin befindlichen elektrischen Schalterelementen vorgesehen und als Gegenstück auf dem Lastaufnahmemittel eine dornartige Vorrichtung angeordnet, die bei Eindringen in die hülsenartige Vorrichtung nach und

10

nach die entsprechenden elektrischen Schalterelemente betätigt und so schließlich, bei Erreichen eines bestimmten Schalters den Antrieb der Seilspulen vollends stoppt.

Zweckmäßigerweise können diese Schalter als Magnetschalter ausgebildet sein, die umfänglich um die hülsenartige Vorrichtung angeordnet sind und so bei Eindringen der dornartigen Vorrichtung nach und nach entsprechende Kontakte auslösen. Eine nachgeschaltete Programmeinrichtung wertet diese Kontaktsignale aus und bremst sukzessive die Antriebe der Seilspulen ab, so daß bei einem vollständigen Eindringen der dornartigen Vorrichtung in die hülsenartige Vorrichtung diese zum Stillstand gekommen sind. Zweckmäßigerweise kann zusätzlich ein mechanischer Anschlagkontakt vorgesehen sein, der bei einem vollständigen Eindringen der dornartigen Vorrichtung die Antriebe der Seilspulen abrupt stoppt.

Zweite Baueinheit

15 Lastaufnahmemittel

Das Lastaufnahmemittel besteht aus mehreren Baugruppen, der Hubvorrichtung, der Vorrichtung zum transversalen Bewegen sowie den Arretierungsmitteln.

Hubvorrichtung

20

25

· 30

erfahren.

5

10

Zur Realisierung der erforderlichen Hubbewegung weist das Lastaufnahmemittel eine erfindungsgemäße Hubvorrichtung auf. Um die Last sowohl sicher auf dem Lastaufnahmemittel, einer etwaigen Regallagereinheit, als auch einem beliebigen Auslagerungsplatz zuverlässig und sicher plazieren zu können, ist es notwendig, die Last entsprechend anzuheben bzw. abzusenken.

Als technische Voraussetzung für ein zuverlässiges und sicheres Heben und Senken einer Last ist sicherzustellen, daß sowohl die Lastaufnahme, d.h. das Anheben der Last mit einer langsam ansteigenden Hubkraft erfolgt, sowie andererseits das Absenken der Last ebenfalls ruck-

frei vonstatten geht, d.h. unter stetiger Abnahme der Hebekraft, so daß auch empfindliche Lasten, wie beispielsweise Paletten mit Gläsern oder empfindlichen elektronischen Geräten während des Absenkens oder Anheben nicht durch etwaige Schlagimpulse eine Beschädigung 5

25

30

Bei der Bereitstellung einer Hubvorrichtung ist es aufgrund der beschränkten Raumkapazität auf dem Lastaufnahmemittel erforderlich, die Hubvorrichtung mit möglichst geringen Abmessungen zu realisieren sowie das Gewicht gering zu halten, um die Ladekapazität des Lastaufnahmemittels maximal auszuschöpfen.

Erfindungsgemäß wird die Hubvorrichtung über eine Exzenterscheibe realisiert, die über eine Welle angetrieben wird.

- Zweckmäßigerweise ist am Lastaufnahmemittel eine Lasttrageplattform ausgebildet, die an ihrer Unterseite auf Exzenterscheiben gelagert ist und eine seitliche Führung, vorzugsweise über entsprechende Zapfen, die in langen Löchern laufen oder durch Prismen, die in entsprechenden Winkelaussparungen gleiten, aufweisen.
- Durch eine entsprechende Konturenausbildung der Exzenterscheiben ist es möglich, die jeweilige Absenk- und Hubgeschwindigkeit optimal anzupassen, da der Bewegungsablauf über die Formgebung der Exzenterscheibe zu beeinflussen ist.
- Zweckmäßigerweise sind mehrere derartige Exzenterscheiben unterhalb der Lasttrageplatt-20 form angeordnet, so daß die Last im wesentlichen gleichmäßig auf die entsprechenden Exzenterscheiben verteilt wird.

Bei einer anderen Ausführungsform der erfindungsgemäßen Hubvorrichtung ist es möglich, anstatt der Exzenterscheiben sogenannte Nockenscheiben bzw. Nockenwellen zu verwenden, die in ähnlicher Weise die Last anheben bzw. absenken.

Bei einer weiteren Ausführungsform der erfindungsgemäßen Hubvorrichtung kann der Hub bzw. das Absenken über eine entsprechende Hydraulik- oder Pneumatikvorrichtung erfolgen, wobei stets darauf zu achten ist, daß über entsprechende Ausgleichsmittel ein gleichmäßiges Heben und Senken vorgenommen wird.

Insbesondere bei hydraulisch und pneumatisch betriebenen Hubvorrichtungen besteht die Gefahr, daß Lasten, die einen exzentrischen Schwerpunkt aufweisen, die einzelnen Hubvor-

PCT/EP02/12451

richtungen unterschiedlich stark belasten und somit ein gleichmäßiges Heben bzw. Senken nicht möglich ist.

Bei einer weiteren Ausführungsform der erfindungsgemäßen Hubvorrichtung kann über eine Zahnstange mit einem entsprechenden Ritzel bzw. einer Vielzahl von Zahnstangen und entsprechender Ritzel eine Hub- bzw. Senkbewegung ausgeführt werden, wobei ebenfalls auf eine gleichmäßige Hub- bzw. Senkbewegung zu achten ist, um insbesondere ein Verkanten der Zahnstangen mit den Ritzeln zu vermeiden.

Bei einer weiteren Ausführungsform der erfindungsgemäßen Hubvorrichtung werden Spindeln, vorzugsweise vier Spindeln unterhalb der Lasttrageplattform angeordnet und die Rotation der einzelnen Spindeln durch ein Koppelmittel zueinander abgestimmt, so daß eine gleichmäßige Hub- bzw. Senkbewegung gewährleistet werden kann.

15 Vorrichtung zum transversalen Bewegung

20

25

WO 03/040017

Um die auf dem Rastaufnahmemittel angeordnete Last in den entsprechenden Lagereinheiten einzulagern bzw. auszulagern, d.h. Last aus einem seitlich neben dem Lastaufnahmemittel befindlichen Ort auf das Lastaufnahmemittel zu transportieren, ist es notwendig eine Vorrichtung zur transversalen Bewegung im Lastaufnahmemittel zu integrieren.

Erfindungsgemäß wird auf das Lastaufnahmemittel eine horizontal verschiebbare Bühne angeordnet, an der teleskopartig ineinander greifende Schubelemente so ausgestaltet sind, daß im Ruhezustand einerseits eine geringe Baugröße vorliegt, und im lastaufnehmendem Zustand andererseits beide Seiten des Lastaufnahmemittels gleichermaßen bedient werden können. Hierbei ist die statische Belastung der Schubelemente so in das Lastaufnahmemittel einzuleiten, daß auch bei einer maximal ausgefahrenen transversalen Verschiebeeinrichtung ein zuverlässiger und sicherer Betrieb gewährleistet werden kann.

Vorteilhafterweise ist die transversale Verschiebeinrichtung aus einer Vielzahl von ineinander verschiebbaren Einzelelementen aufgebaut, die untereinander jeweils über Antriebselemente operativ miteinander verbunden sind, wobei diese Antriebselemente zweckmäßigerweise Seile, Zugbänder oder andere forminstabile Antriebselemente sein können.

Bei einer anderen bevorzugten Ausführungsform der erfindungsgemäßen transversalen Verschiebeeinrichtung erfolgt der Antrieb der Einzelelemente über Zahnstangen und entsprechende Ritzeln, wobei die Zahnstangen als bewegliche Elemente vorgesehen sind und über entsprechende Ritzeln angetrieben werden.

Vorteilhafterweise ist mit der transversalen Verschiebeeinrichtung eine seitliche Distanz zu überbrücken, die mindestens der Breite des erfindungsgemäßen Lastaufnahmemittels entspricht, vorteilhafterweise sogar über dieses Maß hinausgeht.

10 Arretierungsmittel

5

15

20

25

30

Nach dem das erfindungsgemäße Lastaufnahmemittel einen Zielort in einer Lagerregaleinheit oder einer entsprechenden Aus-/Einlagerungseinheit erreicht hat wird es mit beiden unmittelbar benachbarten Lagerregaleinheiten so über ein entsprechendes mechanisches Arretierungsmittel verbunden, daß ein Aus- und/oder Einlagern von Lasten, insbesondere schweren Lasten möglich ist, wobei das Lastaufnahmemittel so mit den jeweiligen Lagerregaleinheiten zu verbinden ist, daß auch dynamische Kräfte, wenn auch ungewollt, beispielsweise ein Schwingen der Last aufgrund beweglicher Teile stets aufgenommen werden können, da das erfindungsgemäße Arretierungsmittel das Lastaufnahmemittel während des Ein- und Auslagerns zuverlässig an die Regaleinheiten fixiert.

Vorteilhafterweise bestehen die jeweiligen Arretierungsmittel aus zwei komplementären Baueinheiten, einer ersten Baueinheit, die an den Lagerregaleinheiten als Aufnahmemittel vorgesehen ist und einer zweiten Baueinheit, die am Lastaufnahmemittel angeordnet ist.

Erfindungsgemäß wird das Lastaufnahmemittel mit mindestens zwei, vorzugsweise vier Arretiermitteln fixiert, wobei die Arretiermittel vorteilhafterweise in entsprechende klauenartig ausgebildete Aufnahmeeinheiten geschoben werden, und dort verharren. Zweckmäßigerweise erfolgt das Ausspreizen der Arretierungsmittel über geeignete Vorrichtungen wie beispielsweise Zahnstangen und Ritzel, Pneumatik-/Hydraulikeinrichtungen oder Schwenkvorrichtungen, die eine entsprechende Verriegelung vornehmen können. Bei der Ausgestaltung der Arretierungsmittel sind folgende technische Randbedingungen zu erfüllen:

10

20

- radiale Zentrierhilfe;
- axiale Zentrierhilfe;
- vertikaler Freiheitsgrad;
- 5 vertikale Kraftaufnahme.

Erfindungsgemäß sind am Lastaufnahmemittel vier Arretierungsmittel vorgesehen, die jeweils maximal zueinander beabstandet und jeweils paarweise synchron verriegelbar ausgestaltet sind, um eine Verkantung des Lastaufnahmemittel zwischen den Lagerregaleinheiten zu vermeiden.

Eine bevorzugte Ausführungsform des erfindungsgemäß Systems wird nachfolgend anhand von Zeichnungen näher erläutert. Es zeigen:

- 15 Fig. 1 eine schematische Seitenansicht des erfindungsgemäßen Regalbediengeräts;
 - Fig. 2 eine schematische Schnittdarstellung durch die Antriebseinheit der Verfahreinrichtung;
 - Fig. 3 eine schematische Schnittdarstellung der Seilspulen auf der Verfahreinrichtung;
 - Fig. 4 eine schematische Schnittdarstellung durch die Verfahreinrichtung mit Seilspulen und Antriebseinheit;
 - Fig. 5 eine Schnittdarstellung durch die Seitenführung der Verfahreinrichtung;
 - Fig. 6a eine Schnittdarstellung der Hubvorrichtung;
 - Fig. 6b eine Draufsicht der Hubvorrichtung;
- Fig. 7 eine schematische Seitenansicht der erfindungsgemäßen Vorrichtung zum transversa-25 len Bewegen;
 - Fig. 8 eine Seitenansicht und Draufsicht der Arretierungsvorrichtung;
 - Fig. 9 eine schematische Seitenansicht und Schnittdarstellung der Auflaufbremse.

Das erfindungsgemäße Regalbediengerät 1, gemäß Figur 1, zeigt die Verfahreinrichtung 100 mit dem darunter an Seilen 141a, 141b hängenden Lastaufnahmemittel 200. Die Verfahreinrichtung 100 mit schematisch dargestellter Steuereinheit 120 ist auf Schienen 164 beweglich gelagert, wobei die Schienen 164 in den jeweiligen Regaleinheiten (nicht dargestellt) auf unterschiedlichen Niveaus angeordnet sind.

Neben den Stahlseilen 141a bis 141d (141a und 141b sind dargestellt) besteht zwischen der Verfahreinheit 100 und dem Lastaufnahmemittel 200 über das Winkelmeßsystem 170a, 170b eine Verbindung, welche mittels forminstabiler Verbindungsmittel 171a, 171b erfolgt.

5

20

25

30

Um eine gewisse lichte Höhe für den Transport der Last 50 zu erhalten, sind auf dem Lastaufnahmemittel 200 ortsfeste stabartige Vorrichtungen 172 angeordnet, an denen die forminstabilen Verbindungselemente 171a, 171b unlösbar befestigt sind.

In dem in Figur 1 dargestellten Zustand der Verfahreinrichtung 100 und des Lastaufnahmemittels 200 befindet sich das Lastaufnahmemittel 200 beabstandet unterhalb der Verfahreinrichtung 100, so daß die Auflaufbremse 150 keine Wirkung entfaltet. Werden die Seilspulen 142a, 142b betätigt und wickeln das Seil 141a und 141b weiter als im gezeigten Zustand auf, so wird die Auflaufbremse 150 aktiviert und bei Erreichen einer gewissen Distanz zwischen dem Lastaufnahmemittel 200 und der Verfahreinrichtung 100 den Antrieb der Seilspulen 142a, 142b stoppen.

Figur 2 zeigt eine schematische Schnittdarstellung einer Antriebseinheit der Verfahreinrichtung 100. Der teilweise dargestellte elektrische Antrieb 132 ist an ein Getriebe 131 angeschlossen und das Antriebsmoment wird aus dem Getriebe 131 mittels Getriebegestänge
133a, 133b auf die Antriebsräder 165a, 165b geleitet.

Vorteilhafterweise sind die Getriebegestänge 133a, 133b als Kardangestänge ausgebildet und können so gewisse Niveaudifferenzen zwischen den Schienen 164 und den darauf angeordneten Antriebsrädern 165a, 165b ausgleichen.

Zum Heben und Senken des Lastaufnahmemittels 200 sind auf der Verfahreinrichtung 100 mindestens zwei Seilspulenpaare 142a, 142b (142c, 142d nicht gezeigt) angeordnet, auf denen vier Seile 141a, 141b, 141c und 141d aufgewickelt sind. Zweckmäßigerweise sind die Seile 141a, 141b, 141c und 141d unlösbar mit dem Lastaufnahmemittel 200 verbunden und die Seilspulen 142a, 142b über einen Antrieb 144 miteinander synchronisiert sowie die Seilspulen 142c, 142d ebenfalls über einen entsprechenden Antrieb (nicht dargestellt) miteinander synchronisiert.

Die jeweiligen Seilspulenantriebe werden, wie auch der Antrieb der Verfahreinrichtung 132 über die Steuereinheit 120 gesteuert. In der Schnittdarstellung gemäß Figur 4 ist die Anordnung der Antriebseinheit 130 mit den jeweiligen Komponenten (Antriebsaggregat 132, Getriebe 131, Getriebegestänge 133a, 133b) sowie die Seilspulen 142a, 142b und deren Antrieb 144 zusammen mit der Steuereinheit 120 dargestellt.

In der Detailansicht gemäß Figur 5 ist die seitliche Führung der Verfahreinheit 100 gezeigt, die im vorderen und hinteren Bereich der Verfahreinrichtung 100 angeordnet ist. Zur seitlichen Führung weist die Schienenanordnung 164 eine vertikal nach unten führende Schienenleiste 162 auf, an der zwei Führungsräder 161a, 161b anliegen. Diese Führungsräder 161a, 161b sind über entsprechende Wälzlager 163 auf Bolzen 166 gelagert, die über ein Halterungsblech 167 mit der Verfahreinrichtung 100 verbunden sind. Durch die seitliche Führung der Verfahreinrichtung wird verhindert, daß die Antriebsräder 165a, 165b, 165c, 165d die Schienen 164 verlassen oder mit einzelnen Regaleinheiten kollidieren.

10

15

20

25

Die in dem Lastaufnahmemittel 200 integrierte Hubvorrichtung 210 weist vier Exzenterscheiben 211a, 211b, 211c und 211d auf, die paarweise jeweils auf Wellen 116, 117 angeordnet sind. Zum Antrieb der Wellen 116, 117 weisen diese jeweils Ritzel 213a, 213b auf, die mittels Antriebskette 214 miteinander verbunden sind und gemeinsam von dem Antriebsaggregat 212 über eine entsprechende Antriebskette 215 angetrieben werden.

Wird das Antriebsaggregat 212 in Bewegung gesetzt, treibt diese die Antriebskette 215 an, so daß die Welle 17 direkt in Rotation versetzt wird und zeitgleich über die Antriebskette 214 die Welle 216 in Rotation versetzt. Beide Rotationsbewegungen der Wellen 216 und 217 sind durch die in Figur 6 dargestellte Anordnung synchronisiert, so daß auch die Rotationsbewegung der Exzenterscheiben 211a, 211b, 211c, 211d synchron ablaufen.

Um eine seitliche Führung der Lasttrageplattform 219 zu gewährleisten sind an den beiden gegenüberliegenden Seiten der Lasttrageplattform 219 entsprechende Führungswinkel 218a, 218b vorgesehen. Zweckmäßigerweise läuft ein trapezförmig ausgebildetes Schienenelement, welches an der Lasttrageplattform 219 angeordnet ist, über gemäß Figur 6 dargestellte Führungsrollen 220a, 220b, 220c, 220d die am Rahmen des Lastaufnahmemittels 200 angeordnet

5

10

15

20

25

30

sind, so daß lediglich ein Freiheitsgrad in vertikaler Richtung für die Bewegung der Lasttrageplattform 219 gegeben ist.

In der gemäß Figur 7 schematisch dargestellten Vorrichtung zum transversalen Bewegen 230 sind die Einzelelemente 231, 232 und 233 aus Anschaulichkeitsgründen auf verschiedenen Niveaus dargestellt und nicht - wie technisch realisiert - in einer Ebene.

Die drei Einzelelemente 231, 232, 233 sind jeweils über forminstabile Verbindungselemente 234 und 235 miteinander verbunden. Die gemäß Figur 7 dargestellte unterste Ebene, bezeichnet als Einzelelement 231, ist auf der Lasttrageplattform 219 angeordnet und mit dieser fest verbunden.

Das Einzelelement 232 liegt innerhalb des Einzelelements 231 und ist mit diesem über das Verbindungselement 234 verbunden. Das Einzelelement 233 liegt innerhalb des Einzelelements 232 und ist mit diesem über das Verbindungselement 235 verbunden.

Das Verbindungselement 235 besteht aus zwei Ästen, die jeweils an dem Einzelelement 231 und dem Einzelelement 233 befestigt ist und wird über Umlenkelemente 236, welche an dem Einzelelement 232 angeordnet sind umgelenkt. Das als Antriebselement ausgebildete Verbindungselement 234 besteht aus nur einem Ast und verbindet die Einzelelemente 232 und 231 miteinander, wobei auch das Verbindungselement 235 über entsprechende Umlenkelemente 237 umgelenkt wird, welche an den jeweiligen Ende des Einzelelements 231 angeordnet sind.

Bei Rotation des Antriebselements 238 in angegebener Pfeilrichtung wird das Verbindungselement 234 ebenfalls in Pfeilrichtung über das Umlenkelement 237 umgelenkt und übt eine Kraft auf das Einzelelement 232 aus, so daß dieses ebenfalls eine Bewegung in Pfeilrichtung aufnimmt.

Durch die Bewegung des Einzelelements 232 in Pfeilrichtung wird ebenfalls das Verbindungselement 235 über die Umlenkelemente 236 gefördert, so daß das Einzelelement 233 ebenfalls eine Bewegung in Pfeilrichtung aufnimmt. Sobald der Antrieb 238 stoppt wird auch die jeweilige Transversalbewegung der Einzelelemente 232 und 233 gestoppt und bei der Drehrichtungsumkehr des Antriebs 238 eine entgegenläufige Bewegung der Einzelelemente

WO 03/040017

10

15

20

25

232, 233 aufgenommen. Zweckmäßigerweise sind die Verbindungselemente 234, 235 als Kette ausgebildet.

18

PCT/EP02/12451

Die Arretierungsvorrichtung 250 gemäß Figur 8 zeigt zwei holmartig ausgebildete Elemente 251a, 251b, die an ihrem einen Ende jeweils ein Zahnstangenprofil aufweisen und an ihrem anderen Ende Arretierungsmittel 253a, 253b, 254 aufweisen, die in entsprechende Arretierungsaufnahmen 255, die an den Regaleinheiten 2 angeordnet sind, eingreifen können.

Gemäß Figur 8 sind die Arretierungsmittel aus jeweils zwei pyramiden-stumpfförmigen Körper 253a, 253b ausgebildet, deren verjüngte Fläche über einen zylinderförmigen Körper 254 miteinander verbunden sind. Die Mantelflächen der pyramiden-stumpfförmigen Körper 253a, 253b dienen als Zentrierhilfe für die entsprechende Arretierungsaufnahme 255. Bei Betätigung des Antriebs 252 führen die holmartigen Elemente 251a, 251b eine entgegengesetzte Bewegung aus und spreizen die Arretierungsmittel 253a, 253b, 254 in die Arretierungsaufnahmen 255, so daß das Lastaufnahmemittel 200 formschlüssig mit den so benachbarten Regaleinheiten 2 (nicht gezeigt) verbunden ist.

Um den Zeitpunkt der Arretierung erfassen zu können, ist der Antrieb 252 beispielsweise über eine entsprechende Momentenmeßvorrichtung ausgerüstet bzw. Sensoren melden einen entsprechenden Berührungskontakt zwischen Arretierungsaufnahme und zylinderförmigen Körper, so daß der Antrieb 252 ein entsprechendes Signal erhält und ein weiteres Ausspreizen der Holme 251a und 251b stoppt.

Figur 9 zeigt die erfindungsgemäße Auflaufbremse 150, die eine Kollision des Lastaufnahmemittels 200 mit der Verfahreinrichtung 100 verhindert. Hierzu ist an geeigneter Stelle auf dem Lastaufnahmemittel 200 ein Bolzen 157 angeordnet, der vorzugsweise auf dem Lastaufnahmemittel 200 angeschweißt ist.

Auf dem Bolzen 157 ist ein kegelstumpfartiger Körper 151 gleitend angeordnet, wobei eine 30 Abstützung des kegelstumpfförmigen Körpers 151 über eine Schraubenfeder 156 erfolgt, und die Beweglichkeit des kegelstumpfförmigen Körpers 151 über eine Gleitbuchse 153 und einer unmittelbar daran angeordneten Scheibe 155a sichergestellt wird.

Um ein Lösen des kegelstumpfförmigen Körpers 151 vom Bolzen 157 zu verhindern, ist der kegelstumpfförmige Körper 151 mit einer Scheibe 155b und einer entsprechenden Mutter 158 gesichert. Benachbart zum kegelstumpfförmigen Körper 151 ist ein Sensor 159 angeordnet, der so ausgerichtet und ausgebildet ist, daß eine Vertikalbewegung des kegelstumpfförmigen Körpers 151 ein entsprechendes Signal auslöst, welches in der Steuereinheit verarbeitet wird.

5

10

25

An der Verfahreinrichtung 100 ist eine kegelstumpfförmige Aussparung 152 ausgebildet, deren Kontur das Komplementär zum kegelstumpfförmigen Körper 151 ist. Bei einer entsprechenden Vertikalbewegung des Lastaufnahmemittels 200 taucht der kegelstumpfförmige Körper 151 bei Erreichen einer gewissen Distanz zwischen Lastaufnahmemittel 200 und Verfahreinrichtung 100 in die kegelstumpfförmige Aussparung 152 und schmiegt sich an diese formschlüssig an.

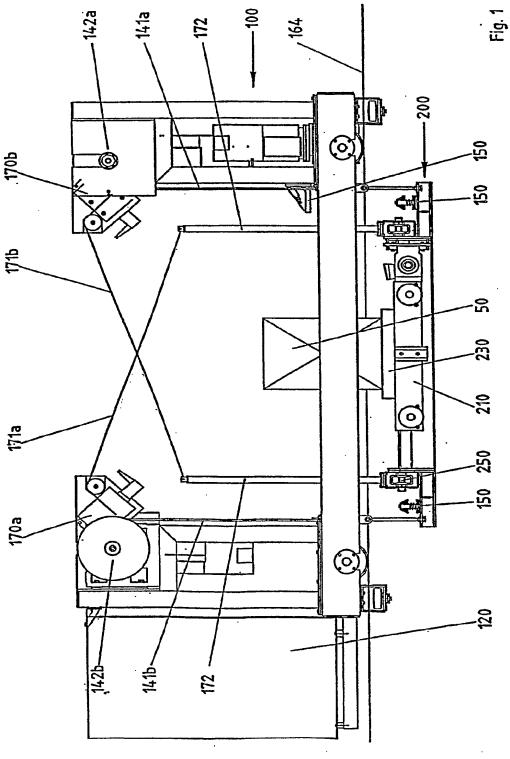
Durch die Gleitlagerung des kegelstumpfförmigen Körpers 151 auf dem Bolzen 157 entsteht beim Weiterführen der Vertikalbewegung des Lastaufnahmemittels 200 eine Schiebebewegung auf dem Bolzen 157, entgegen der Federkraft der Schraubenfeder 156, so daß der kegelstumpfförmige Körper 151 eine Relativbewegung gegenüber dem Sensor 159 ausübt. Das durch diese Bewegung des kegelstumpfförmigen Körpers erzeugte Signal wird in der Steuer-einheit 120 verarbeitet und führt zu einem Stoppen der Seilspulenantriebe 144.

Um bei einem Ausfall des Sensors 159 dennoch ein zuverlässiges Stoppen der Seilspulenantriebe 144 zu bewirken ist ferner ein Schalterelement 161 vorgesehen, welches so an der Verfahreinrichtung 100 angeordnet ist, daß bei einer weiteren Vertikalbewegung des Lastaufnahmemittels 100 die am Bolzen 157 befindliche Mutter 158 auf einen Schalterarm 160 aufläuft und die elektrische Versorgung der Spulenantriebe abrupt unterbricht.

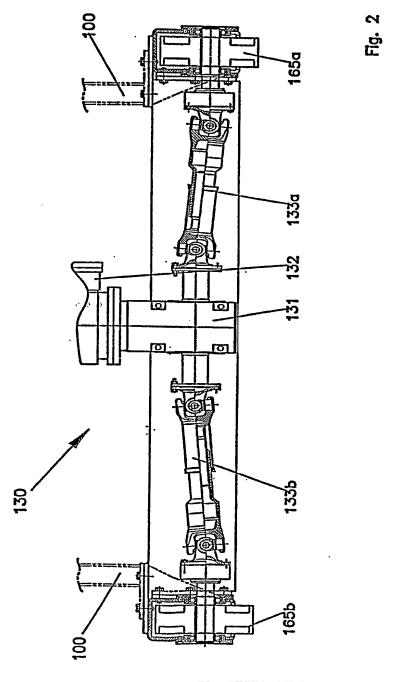
20

Patentansprüche

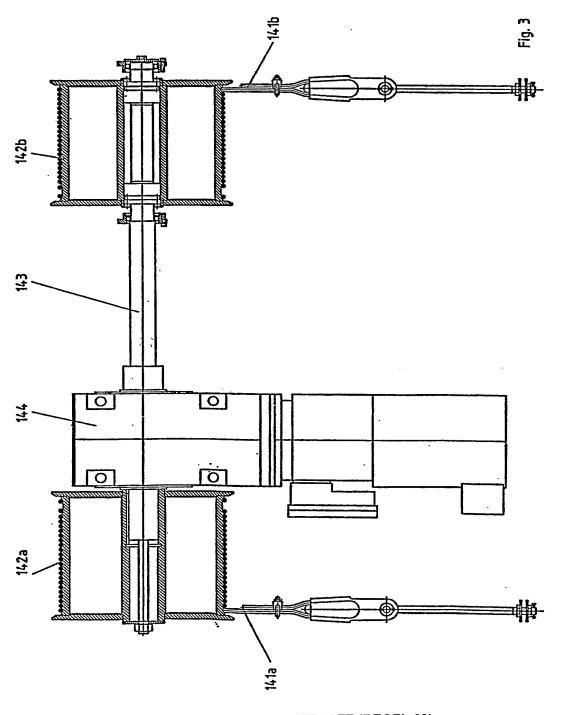
- Lastaufnahmemittel zur Verwendung in einem System zum Bedienen von Lagereinheiten, insbesondere von Hochregallagern, mit Mitteln zum mechanischen Verbinden mit einer Regaleinheit, einer Hubvorrichtung und einer darauf angeordneten Vorrichtung zum transversalen Bewegen von Lasten, wobei das Mittel zum Verbinden mit einer Regaleinheit einen elektrischen Antrieb mit einem Ritzel aufweist, welche eine Zahnstange antreibt und die Zahnstange so angeordnet und ausgebildet ist, das sie bei Rotation des Ritzels seitlich aus dem Lastaufnahmemittel ausfährt und die Zahnstangen jeweils an ihren über das Lastaufnahmemittel herausstehenden Enden Mittel aufweisen, die in entsprechende Aufnahmevorrichtungen an den Regaleinheiten eingreifen.
- 15 2. Lastaufnahmemittel nach Anspruch 1, wobei die Mittel am Ende einer jeden Zahnstange im wesentlichen aus zwei kegelstumpfförmigen Körpern bestehen deren jüngere Abschlußflächen über einen zylinderförmigen Körper miteinander verbunden sind.



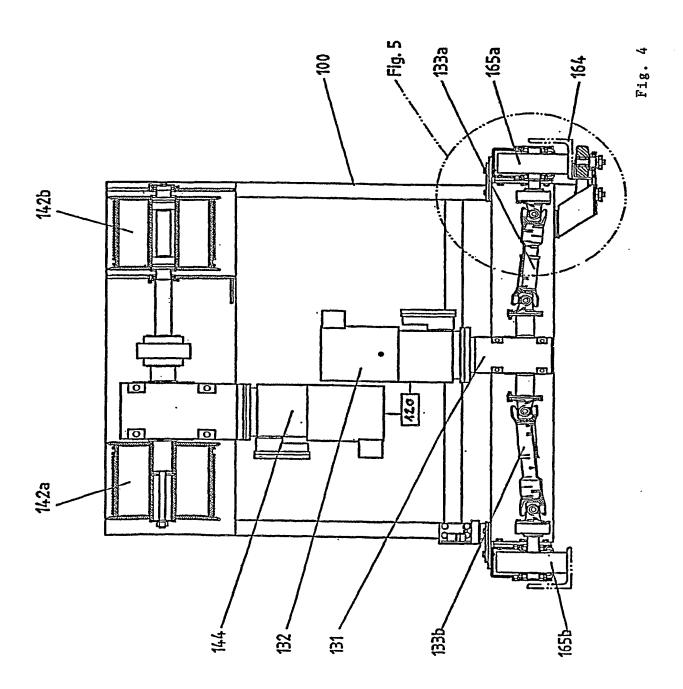
ERSATZBLATT (REGEL 26)



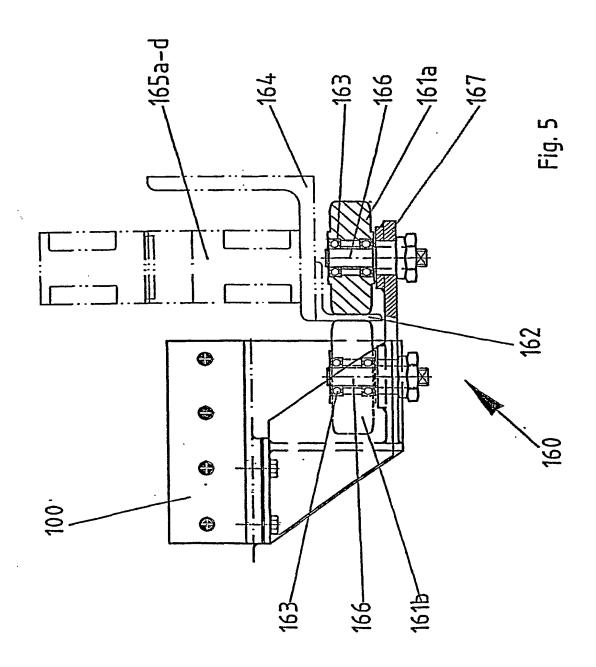
ERSATZBLATT (REGEL 26)



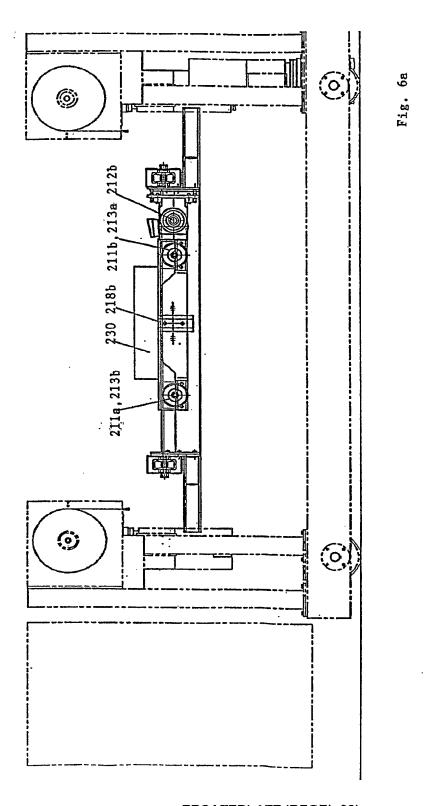
ERSATZBLATT (REGEL 26)



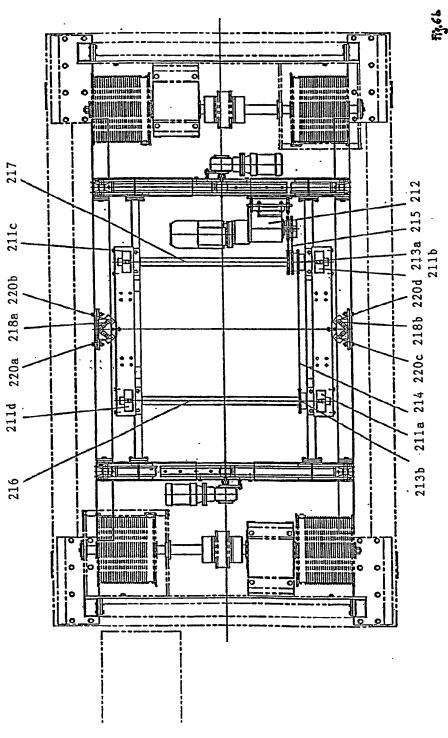
ERSATZBLATT (REGEL 26)



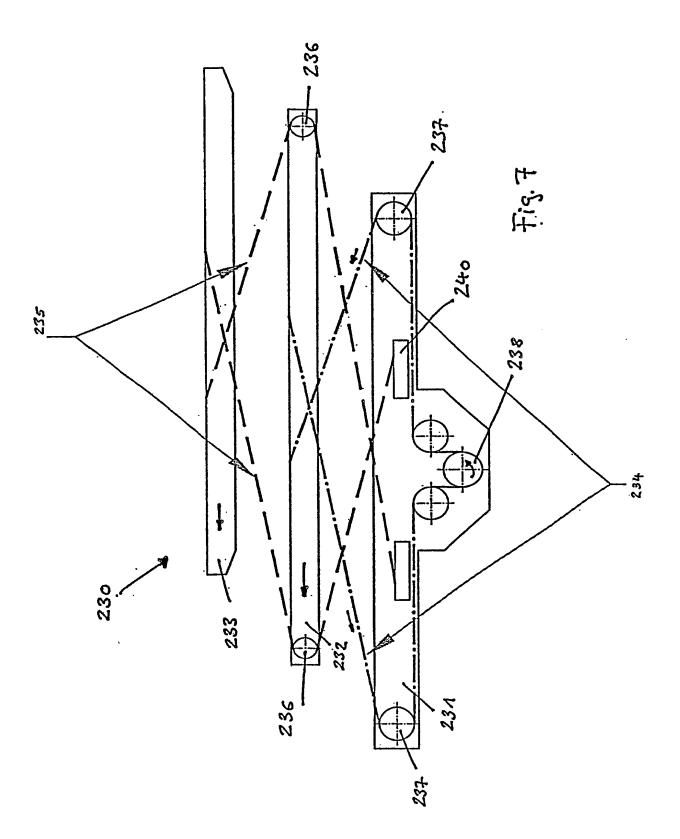
ERSATZBLATT (REGEL 26)



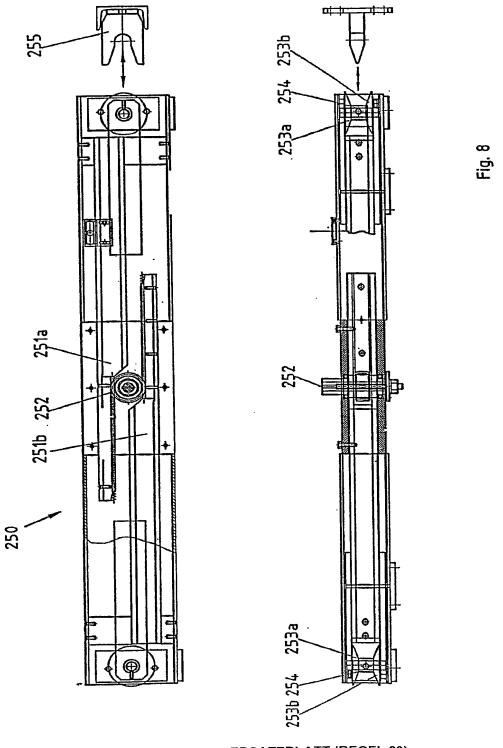
ERSATZBLATT (REGEL 26)



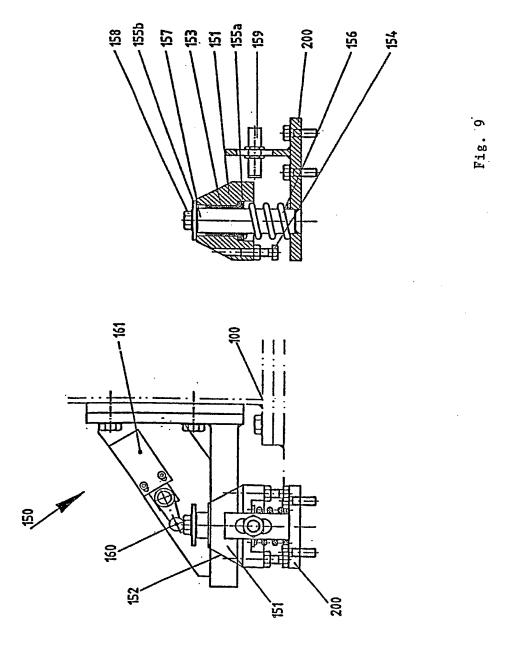
ERSATZBLATT (REGEL 26)



ERSATZBLATT (REGEL 26)



ERSATZBLATT (REGEL 26)



ERSATZBLATT (REGEL 26)

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

PCT/EP 02/12451

A. CLASSIF IPC 7	B66F9/07 B65G1/04 //B66F9	/14	
			}
	International Patent Classification (IPC) or to both national classification	cation and IPC	
B. FIELDS S	SEARCHED cumentation searched (classification system followed by classifica	tion symbols)	
IPC 7	B66F B65G		
Documentati	ion searched other than minimum documentation to the extent that	such documents are included in the fields se	arched
Electronic da	ata base consulted during the international search (name of data b	ase and, where practical, search terms used	
EPO-Int	ternal, WPI Data, PAJ		
	•		
		•	
C. DOCUME	ENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT		
Calegory °	Citation of document, with indication, where appropriate, of the n	elevant passages	Relevant to claim No.
χ	DE 25 53 221 A (DEMAG AG)		1 .
	2 June 1977 (1977-06-02)		
	page 11 -page 13 figures 1,5,7-9		
		TO DOLAND)	•
Α	US 4 010 856 A (ANDERSON LEIF PE 8 March 1977 (1977-03-08)	K RULAND)	1
	column 2, line 1 - line 64		
	figures 1,3		
А	GB 1 242 155 A (MESSNER J S)		1
]^	11 August 1971 (1971-08-11)		
	the whole document		
Α	DE 42 05 856 A (HAUSHAHN C GMBH	CO)	1
'	15 October 1992 (1992-10-15)		
1	column 3, line 3 -column 4, line	e 15	
	figures 1,4		
		-/	_
X Furt	ther documents are listed in the continuation of box C.	Patent family members are listed	in annex.
° Special ca	ategories of cited documents :	"T" later document published after the inte or priority date and not in conflict with	ernational filing date
"A" docum	ent defining the general state of the art which is not dered to be of particular relevance	cited to understand the principle or the invention	eory underlying the
	document but published on or after the international	"X" document of particular relevance; the cannot be considered novel or canno	claimed invention
"I " docum	ent which may throw doubts on priority claim(s) or i is cited to establish the publication date of another	involve an inventive step when the do	ocument is taken alone
citatio	on or other special reason (as specified) nent referring to an oral disclosure, use, exhibition or	cannot be considered to involve an indecember is combined with one or m	ventive step when the
other	means	ments, such combination being obvious in the art.	us to a person skilled
"P" docum	nent published prior to the international filing date but than the priority date claimed	*&" document member of the same patent	
Date of the	actual completion of the international search	Date of mailing of the International se	arch report
2	28 February 2003	14/03/2003	
Name and	mailing address of the ISA	Authorized officer	•
	European Palent Office, P.B. 5818 Patentlaan 2 NL – 2280 HV Rijswijk Tel. (431–70) 340–2040, Tx. 31 651 epo nl,	Shann i -	
1	Tel. (+31-70) 340-2040, 1x. 31 651 6po fil, Fav. (+31-70) 340-3016	Sheppard, B	

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

PCT/EP 02/12451

		PCT/EP 02	2/12451
	ation) DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT		
Category °	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages		Relevant to claim No.
A	US 5 207 555 A (SHIRAI YOJI) 4 May 1993 (1993-05-04) abstract column 3, line 54 -column 4, line 15 figures 1,5,7		1

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

In nation on patent family members

Internation Application No
PCT/EP 02/12451

Patent document cited in search report		Publication date	Patent family member(s)		Publication date	
DE 2553221	А	02-06-1977	DE FR IT	2553221 A1 2332948 A1 1064414 B	02-06-1977 24-06-1977 18-02-1985	
US 4010856	A	08-03-1977	BE	829530 A1	15-09-1975	
GB 1242155	Α	11-08-1971	NONE			
DE 4205856	Α	15-10-1992	DE DE	9104542 U1 4205856 A1	04-07-1991 15-10-1992	
US 5207555	Α	04-05-1993	JP	4338006 A	25-11-1992	

INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

Internation es Aktenzeichen
PCT/EP 02/12451

		PCT/EP 02/	12451
A. KLASSI IPK 7	fizierung des anmeldungsgegenstandes B66F9/07 B65G1/04 //B66F9/	14	
Nach der Int	ernationalen Patentklassifikation (IPK) oder nach der nationalen Klas	ssifikation und der IPK	
	ACHIERTE GEBIETE	Ja N	
IPK 7	ter Mindestprütstoff (Klasslfikationssystem und Klasslfikationssymbo B66F B65G	ile)	
Recherchier	te aber nicht zum Mindestprüfstoff gehörende Veröffentlichungen, so	weit diese unter die recherchlerten Gebiete	fallen
Während de	r internationalen Recherche konsultierte elektronische Datenbank (N	ame der Datenbank und evll. verwendete S	uchbegriffe)
EPO-In	ternal, WPI Data, PAJ		
C. ALS WE	SENTLICH ANGESEHENE UNTERLAGEN		
Kategorie®	Bezeichnung der Veräffentlichung, soweit erforderlich unter Angabi	e der in Betracht kommenden Telle	Betr. Anspruch Nr.
χ	DE 25 53 221 A (DEMAG AG)		1
	2. Juni 1977 (1977-06-02) Seite 11 -Seite 13		
	Abbildungen 1,5,7-9		
Α	US 4 010 856 A (ANDERSON LEIF PER	ROLAND)	1
	8. März 1977 (1977-03-08)		
	Spalte 2, Zeile 1 - Zeile 64 Abbildungen 1,3		
Α	GB 1 242 155 A (MESSNER J S)		1
	11. August 1971 (1971-08-11)		_
	das ganze Dokument		
Α	DE 42 05 856 A (HAUSHAHN C GMBH C	0)	1
	15. Oktober 1992 (1992-10-15)	- 1E	
	Spalte 3, Zeile 3 -Spalte 4, Zeil Abbildungen 1,4	e 15	
		,	
		-/	
entne	ere Veröffentlichungen sind der Fortsetzung von Feld C zu ehmen	X Slehe Anhang Patentfamilie	
"A" Veröffei	therang, are sen angemental dan realism senion,	*T* Spätere Veröffentlichung, die nach dem oder dem Prioritätsdatum veröffentlicht Anmeldung nicht kolidiert, sondern nur	internationalen Anmeldedatum worden ist und mit der zum Verständnis des der
'E' älteres	Icht als besonders bedeutsam anzusehen ist Dokument, das jedoch erst am oder nach dem internationalen	Erfindung zugrundeliegenden Prinzips of Theorie angegeben ist	
'L' Veröffer	ntlichung, die geeignet ist, einen Prioritätsanspruch zweifelhaft er-	"X" Veröffentlichung von besonderer Bedeut kann allein aufgrund dieser Veröffentlich	hung nicht als neu oder auf
andere	en zu lässen, oder durch die das Veröffentlichungsdatum einer nim Recherchenbericht genannten Veröffentlichung belegt werden er die aus einem anderen besonderen Grund angegeben ist (wie	erfinderischer Täligkeit beruhend betrac "Y" Veröffentlichung von besonderer Bedeut	ung; die beanspruchte Erfindung
ausget		kann nicht als auf erfinderischer Tätigke werden, wenn die Veröffentlichung mit e Veröffentlichungen dieser Kategorie in V	einer oder mehreren anderen
eine B "P" Veröffer	enutzung, eine Ausstellung oder andere Maßnahmen bezieht ntlichung, die vor dem internationalen Anmeldedatum, aber nach	diese Verbindung für einen Fachmann i *&' Veröffentlichung, die Milglied derseiben	naheliegend ist
	eanspruchten Prioritätsdatum veröffentlicht worden ist Abschlusses der internationalen Recherche	Absendedatum des internationalen Rec	
·	O Fabruar 2002	14/02/2002	
	8. Februar 2003	14/03/2003	
Name und F	Postanschrift der Internationalen Recherchenbehörde Europäisches Patentamt, P.B. 5818 Patentiaan 2	Bevollmächtigter Bediensteter	
	NL - 2280 HV Rijswljk Tel. (+31-70) 340-2040, Tx. 31 651 epo ni,	Sheppard, B	
	Fax: (+31-70) 340-3016	l	

INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

Internation es Aktenzelchen
PCT/EP 02/12451

		PCT/EP 0	2/12451
C.(Fortsetzu	ung) ALS WESENTLICH ANGESEHENE UNTERLAGEN		
Kategorie°	Bezeichnung der Veröffentlichung, soweit erforderlich unter Angabe der in Betracht komme	enden Telle	Betr. Anspruch Nr.
A	US 5 207 555 A (SHIRAI YOJI) 4. Mai 1993 (1993-05-04) Zusammenfassung Spalte 3, Zeile 54 -Spalte 4, Zeile 15 Abbildungen 1,5,7		1
	·		
		•	
	·		

INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT Angaben zu Veröffentlichunger zur seiben Patentfamille gehören

Internati Aktenzeichen
PCT/ÈP 02/12451

lm Recherchenbericht angeführtes Patentdokument		Datum der Veröffentlichung	Mitglied(er) der Patentfamilie		Datum der Veröffentlichung	
DE 2553221	А	02-06-1977	DE FR IT	2553221 A1 2332948 A1 1064414 B	02-06-1977 24-06-1977 18-02-1985	
US 4010856	Α	08-03-1977	BE	829530 A1	15-09-1975	
GB 1242155	Α	11-08-1971	KEINE			
DE 4205856	A	15-10-1992	DE DE	9104542 U1 4205856 A1	04-07-1991 15-10-1992	
US 5207555	Α	04-05-1993	JP	4338006 A	25-11-1992	